(19) 世界知的所有権機関 国際事務局



- | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 | 1888 |

(43) 国際公開日 2005 年7 月21 日 (21.07.2005)

PCT

(10) 国際公開番号 WO 2005/065870 A1

(51) 国際特許分類7: B23B 13/02

(21) 国際出願番号: PCT/JP2003/016928

(22) 国際出願日: 2003 年12 月26 日 (26.12.2003)

(25) 国際出願の言語: 日本語

(26) 国際公開の言語: 日本語

(71) 出願人/米国を除く全ての指定国について): シチズン 時計株式会社 (CITIZEN WATCH CO., LTD.) [JP/JP]; 〒188-8511 東京都 西東京市 田無町六丁目 1 番 1 2 号 Tokyo (JP).

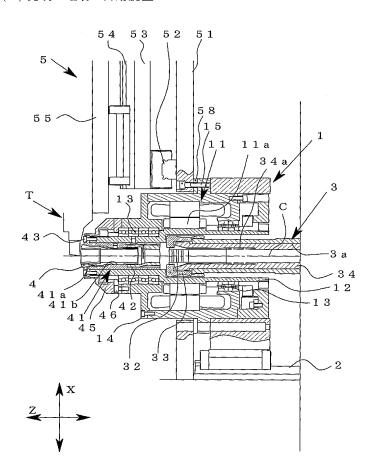
(72) 発明者; および

(75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 篠原 浩 (SHINO-HARA,Hiroshi) [JP/JP]; 〒188-8511 東京都 西東京市田無町六丁目 1番12号 シチズン時計株式会社内Tokyo (JP). 高橋 徹 (TAKAHASHI,Toru) [JP/JP]; 〒389-0206 長野県 北佐久郡御代田町 御代田4107-6シチズン精機株式会社内Nagano (JP). 平川 佳昭 (HI-RAKAWA,Yoshiaki) [JP/JP]; 〒389-0206 長野県 北佐久郡御代田町 御代田4107-6シチズン精機株式会社内Nagano (JP). 安藤洋介 (ANDO,Yosuke) [JP/JP]; 〒

/続葉有/

(54) Title: AUTOMATIC LATHE

(54) 発明の名称: 自動旋盤



(57) Abstract: An automatic lathe capable of rapidly and easily switching between the machining of a material in which a guide bush is used and the machining of the material in which the guide bush is not used, comprising a support table fixing means (15) having a head stock (6) and a guide bush support table (1), having a spindle drive motor (8) installed on the head stock (6), having a guide bush rotating motor (11) installed on the guide bush support table (1), and fixedly positioning the guide bush support table (1), a guide member (12) installed on the guide bush support table (1) rotatably so as not to be moved forward and backward and having a through-hole for inserting a spindle (3) therein, a guide bush (4) detachably fitted to the tip of the guide member (12), and a spindle fixing means (37) fixedly positioning the spindle (3) on the guide bush support table (1) at a specified position when the guide bush (4) is removed from the guide member (12).

(57) 要約: ガイドブッシュを使用して材料の 加工を行う場合と使用しないで材料の加工を 行う場合とで切り替えを迅速かつ簡単に行うこ とができる自動旋盤を提供する。 主軸台6と ガイドブッシュ支持台1とを有し、 主軸台6に 主軸駆動用のモータ8を設け、ガイドブッシュ 支持台1にガイドブッシュ回転用モータ11を 設け、ガイドブッシュ支持台1を位置決めし て固定する支持台固定手段15と、ガイドブッ シュ支持台1に回転自在かつ進退移動しない ように規制され、主軸3が挿入される貫通孔が 形成されたガイド部材12と、このガイド部材 12の先端に着脱可能在に取り付けられたガイ ドブッシュ4と、ガイドブッシュ4をガイド部

材12から取り外したときに、主軸3をガイドブッシュ支持台1に対して所定位置で位置決めして固定する主軸固 定手段37とを設けた。



188-8511 東京都 西東京市 田無町六丁目 1番 1 2 号シチズン時計株式会社内 Tokyo (JP). 松丸 肇 (MAT-SUMARU,Hajime) [JP/JP]; 〒389-0206 長野県 北佐久郡御代田町 御代田 4 1 0 7-6 シチズン精機株式会社内 Nagano (JP).

- (74) 代理人: 渡辺 喜平 (WATANABE, Kihei); 〒101-0041 東京都 千代田区 神田須田町一丁目 2 6 番 芝信神田ビル 3 階 Tokyo (JP).
- (81) 指定国(国内): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD,

- SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.
- (84) 指定国 (広域): ARIPO 特許 (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア特許 (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ特許 (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IT, LU, MC, NL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI 特許 (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

添付公開書類:

一 国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

明細書

自動旋盤

5 技術分野

本発明は、相対的に移動が可能な主軸及び刃物台を有し、前記主軸の先端のチャックに把持させた材料を前記刃物台に装着した工具で加工する自動旋盤に関する。

10 背景技術

15

NC(数値制御)自動旋盤のように、種々の自動旋削加工を実施できる工作機械(以下、自動旋盤と総称する)の中には、工具による加工位置の近傍にガイドブッシュを設け、主軸先端のチャック(主軸に設けたチャックを「主軸チャック」と記載することがある)に把持された長尺棒状の材料(以下、棒材と称する)の先端を前記ガイドブッシュに支持させて加工を行うものが知られている(例えば、特開平4-115804号公報参照)。

ガイドブッシュを使用した棒材の加工は、旋削加工中に棒材の先端の被加工部位に振れが生じないように支持し、それにより長尺な棒材から、長細い製品であっても連続的にかつ高精度に加工することができるという利点がある。

20 しかしながら、ガイドブッシュを備えた自動旋盤は、上記したような利点はあるものの、ガイドブッシュと棒材との間に微小ながら隙間があるため、この隙間のために棒材ががたつき、さらに高精度な加工を要する製品の加工には適さないという問題がある。

また、棒材の寸法が少なくとも主軸前端のチャックによる把持位置とガイドブ 25 ッシュ近傍の加工位置までの距離よりも長いことが条件とされるため、これより も短尺の棒材の加工を行うことができないという問題がある。また、長尺の棒材 の加工を行うと、前記把持位置と前記加工位置との間の材料が残材になるという 問題がある。

このように、ガイドブッシュを備えた自動旋盤は、一定以上の長さを有する棒 30 材の加工に用途が限られことから、設備コストと加工コストが高くなるという問 題がある。

20

一方、比較的短尺の製品で、かつ、高精度な加工を行う場合や、切削負荷の高い加工条件で加工を行う場合は、ガイドブッシュを適宜に取り外し、ガイドブッシュを用いた加工からガイドブッシュを用いない加工への切り替えを可能にした自動旋盤も提案されている(例えば、特開平9-225703号公報参照)。

しかしながら、この文献に記載の技術では、ガイドブッシュ無しで加工を行う際には、主軸の先端をガイドブッシュの代わりに取り付けた保護孔に挿入させる必要がある。そこで、主軸台から主軸の先端を一定長さ突出させているが、主軸台から突出させた部分には支持が無いため、主軸先端がオーバーハングした状態となって剛性が低下し、ガイドブッシュを使用しないで加工を行う必要のある比較的短尺でかつ高い加工精度が要求される製品を加工する場合や、高い切削負荷で加工を行う場合に、主軸の先端が撓んで加工精度を低下させるという問題がある。

また、高い切削負荷で加工を行う際の精度を高めるために、主軸台に保持され 15 た主軸の先端に、チャック機能を備えたガイドブッシュを保持させ、前記主軸内 に、チャックを備えた材料送り軸を主軸に対して移動可能に設けた主軸台移動型 の旋盤が提案されている(例えば、特許第2750356号参照)。

しかし、この文献に記載の技術によっても、上記した残材が発生するという問題を解決することはできない。また、ガイドブッシュのチャックを開閉させるための機構と、主軸チャックを開閉させるための機構とが必要になり、自動旋盤の構成が複雑化するうえ、主軸の長さも長くなって、機械全長が大きくなるという新たな問題が生じる。

本発明は上記の問題点にかんがみてなされたもので、材料と同じ速度で回転するガイドブッシュを備え、このガイドブッシュを使用して材料の加工を行う場合と、ガイドブッシュを使用しないで材料の加工を行う場合とで切り替えが容易にでき、ガイドブッシュを使用しないで材料の加工を行う場合にも、主軸を先端又は先端近傍までしっかりと支持して機械剛性を高めることで、加工精度を低下させることのない、簡素でコンパクトな構成であるとともに、上記の切り替え作業を、自動旋盤のメーカー等の担当者でなくても利用者が簡単に行うことのできる30 自動旋盤の提供を目的とする。

発明の開示

本発明の目的を達成するために、本発明は、主軸軸線方向に相対的に移動が可 能な刃物台と主軸とを有し、前記主軸の先端の主軸チャックに把持させた材料を 前記刃物台に装着した工具で加工する自動旋盤において、進退移動自在な主軸台 と、この主軸台に回転自在に支持され、棒状の材料が挿通できる貫通孔が形成さ れた主軸と、前記主軸台に設けられ、前記主軸を回転させる主軸駆動手段と、前 記主軸チャックに把持させた前記材料を加工する工具を装着した刃物台と、前記 主軸台よりも前記主軸の先端側に配置されたガイドブッシュ支持台と、このガイ ドブッシュ支持台をベッドの所定位置に位置決めして固定する支持台固定手段と、 10 前記ガイドブッシュ支持台に回転自在に支持されるととともに、前記ガイドブッ シュ支持台に対して進退移動しないように規制され、前記主軸が挿入される貫通 孔が形成されたガイド部材と、このガイド部材の先端に着脱可能に取り付けられ たガイドブッシュと、前記ガイドブッシュ支持台に設けられ、前記ガイド部材を 前記ガイドブッシュとともに回転させるガイドブッシュ駆動手段と、前記主軸台 15 とともに前記主軸を前記ガイド部材の内部で進退移動させる主軸移動手段と、前 記ガイドブッシュを前記ガイド部材から取り外したときに、前記主軸を前記ガイ ドブッシュ支持台に対して進退移動しないようにするとともに、前記ガイドブッ シュ支持台の所定位置で位置決めして固定する主軸固定手段と、少なくとも、前 記ガイドブッシュを使用して前記材料の加工を行う際に、前記主軸駆動手段と前 20 記ガイドブッシュ駆動手段との同期制御を行う制御手段とを有する構成としてあ る。

この構成によれば、ガイドブッシュを使用して加工を行う場合には、主軸チャックに材料を把持させ、材料の先端をガイドブッシュに支持させた状態で、主軸 25 移動手段によって主軸とともに材料を移動させながら、刃物台に装着した工具で 所定の加工を行う。この際、ガイドブッシュはガイドブッシュ駆動手段によって 回転され、主軸は主軸駆動手段によって回転されるが、両駆動手段を同期駆動させる制御手段によってガイドブッシュと主軸とは同期した速度で回転される。そのため、ガイドブッシュと材料との間に速度差が生じることに起因するかじりや 30 焼き付きが生ぜず、高速回転での加工が可能になる。

25

ガイドブッシュを使用しないで材料の加工を行う場合には、ガイドブッシュをガイド部材の先端から取り外し、主軸をガイド部材の内部で移動させて所定位置に位置決めする。そして、主軸固定手段で、主軸をガイド部材に対して固定し、ガイド部材の内部での進退移動を規制するとともに、所定位置に位置決めした状態で固定する。そのため、主軸先端までガイド部材で支持させることが可能になり、主軸先端の機械剛性を高めて高精度な加工が可能になる。

ここで、「主軸軸線方向に相対的に移動が可能」とは、刃物台に装着した工具が、主軸に把持された材料に対して切り込み方向に移動しつつ主軸軸線方向に移動しながら前記材料の加工を行う場合又は刃物台に装着した工具を切り込み方向にのみ送り、材料を主軸とともに主軸軸線方向に移動させながら加工を行う場合が含まれるものとする。

この場合、前記ガイドブッシュ支持台の進退移動を案内するガイドを設け、前記支持台固定手段による前記ガイドブッシュ支持台の固定を解除したときに、前記ガイドブッシュ支持台が前記ガイドに沿って移動できるようにしてもよい。

15 この構成によれば、ガイドブッシュをガイド部材から取り外して主軸とガイド ブッシュ支持台とを固定状態にし、支持台固定手段によるガイドブッシュ支持台 の固定を解除すると、ガイドブッシュ支持台が主軸とともに移動可能になる。す なわち、ガイドブッシュ支持台を自動旋盤の移動主軸台として機能させて加工を 行うことが可能になる。

20 前記ガイドブッシュ支持台をベッド上で固定する支持台固定手段としては、前 記ベッド上に位置決めして固定された位置決め部材と、この位置決め部材と前記 ガイドブッシュ支持台とを連結するボルトとから構成することができる。

また、前記位置決め部材と前記ガイドブッシュ支持台との間に所定幅のスペーサを介在させ、前記ガイドブッシュを取り付けたとき又は前記ガイドブッシュを取り外したときに、前記ガイドブッシュ又は前記主軸先端の位置を調整できるように構成してもよい。

前記位置決め部材は、前記刃物台を支持する刃物台基台であってもよい。

また、本発明においては、前記ガイドブッシュを取り外した際に、前記ガイド 部材と前記主軸との間に前記ガイド部材の回転を前記主軸に伝達する回転伝達手 30 段を設け、前記ガイド部材の回転が前記主軸に伝達されるように構成してもよい。

この構成によれば、ガイド部材を回転させるガイドブッシュ駆動手段の駆動力を、主軸回転のための駆動手段として利用することが可能になり、ガイドブッシュ回転用のガイドブッシュ駆動手段と、主軸回転用の主軸駆動手段とを適宜に使い分けて、省エネや回転力の向上を図ることが可能である。

5 前記制御手段は、前記ガイドブッシュを使用しないで前記材料の加工を行う際の切削条件に応じて、前記主軸駆動手段及び前記ガイドブッシュ駆動手段の両方の駆動を制御することが可能である。例えば、切削負荷の大きい重切削の場合には、ガイドブッシュ駆動手段と主軸駆動手段の両方を最大出力で駆動制御して加工を行うことができる。また、切削負荷の小さい軽切削の場合には、主軸の回転10 に必要な駆動力をガイドブッシュ駆動手段及び主軸駆動手段の両方に分担させて加工を行うことができる。そして、これにより、駆動手段の発熱量をガイドブッシュ駆動手段及び主軸駆動手段の発熱量をガイドブッシュ駆動手段及び主軸駆動手段の二箇所に分散させることができ、主軸台及びガイドブッシュ支持台の加熱を抑制することができる。

さらに、前記ガイドブッシュを取り外した際に、前記主軸から前記主軸チャックとこの主軸チャックを開閉させるカム部材とを取り外して前記ガイド部材の先端内側に位置させるとともに、前記ガイド部材の先端に、前記材料を把持させる際の前記主軸チャックの位置決めを行うチャック位置決め部材を取り付けて、加工の際に前記材料を把持する主軸のチャック機構と同様の機構を前記ガイド部材の先端に組み込んだ構成としてもよい。

20 この構成によれば、ガイドブッシュを取り外した後は、ガイド部材が主軸として機能し、ガイド部材の内部に組み込まれた主軸チャックとカム部材とがチャック機構を構成するので、ガイドブッシュを取り外しても材料を把持する主軸先端の剛性を高い状態で維持することができる。

また、前記ガイドブッシュを前記ガイド部材から取り外したときに、前記主軸台と前記ガイドブッシュ支持台とを連結手段で連結する構成としてもよい。

このようにすることで、ガイドブッシュを使用しないで材料の加工を行う際に、 主軸に作用する負担を軽減することができる。

主軸駆動手段やガイドブッシュ駆動手段がビルトイン方式のモータである場合は、前記モータのロータが高温になることから主軸が軸線方向に熱膨張しやすい。 30 そのため、主軸台と前記ガイドブッシュ支持台とを上記したような連結手段で連

15

20

結する場合は、熱膨張に伴う主軸の変形を防止するために、熱膨張にともなう主軸の寸法変化を吸収する熱膨張吸収部を、前記主軸の少なくとも一箇所、例えば、主軸台とガイドブッシュ支持台との間に設けるとよい。

前記熱膨張吸収部は、前記ガイドブッシュを取り付けたときに前記主軸台に対して前記主軸が進退移動しないように規制する規制手段と、前記ガイドブッシュを取り外したときに、前記規制手段による前記主軸の規制を解除する規制解除手段とから構成される。

この構成によれば、ガイドブッシュを取り外して、前記主軸台と前記ガイドブッシュ支持台とを連結手段で連結したときに、前記主軸が進退移動しないようにする規制を解除することで、前記主軸が前記主軸台に対して移動が可能になる。

なお、ガイドブッシュを取り外した後、前記主軸は、主軸固定手段によってガイドブッシュ支持台に対して進退移動しないように固定され、かつ、連結手段を介してガイドブッシュ支持台と主軸台とが直接連結されるので、通常は主軸が主軸台に対して自由に進退移動するということはない。主軸が熱膨張すると、熱膨張による寸法変化を吸収するように、主軸が主軸台に対して移動する。

さらに、前記規制手段は、主軸軸線上の前後で前記主軸と係合する係合部材と、 前記規制解除手段により前記主軸の規制が解除されたときに、前記係合部材が前 記主軸台に対して回転しないように、かつ、前記係合部材が前記主軸台から離脱 せず、主軸軸線方向に予め設定された寸法の隙間を有するように前記係合部材を 前記主軸台に取り付ける取付部材とからなり、前記規制解除手段は、前記係合部 材を前記主軸台に取り付けて固定する取付部材である構成とよい。

この構成によれば、前記取付部材を前記係合部材から取り外すだけで、前記係合部材及び主軸の進退移動を可能にできる。

本発明は上記のように構成されているので、ガイドブッシュの着脱が容易で、ガイドブッシュを用いて加工を行う場合と、ガイドブッシュを用いないで加工を行う場合とで、一台の自動旋盤を切り替えることで迅速に対応することができ、設備コストや加工コストの削減を図ることができる。そして、ガイドブッシュを用いた場合には、細長い製品であっても連続的にかつ比較的高精度に加工を行うことができる。また、ガイドブッシュを用いない場合には、主軸を前記ガイドブッシュ支持台の所定位置に位置決め固定するか、前記ガイド部材の先端に、加工

の際に材料を把持する主軸チャック機構を組み込んで、前記ガイド部材を新たな 主軸として機能させることで、剛性のある主軸構成とすることができる。そのた め、比較的短尺の製品を高精度に加工することができ、さらに、高い切削負荷で 加工を行うことができる。

5 さらに、ガイドブッシュを用いないで材料の加工を行う際に、ガイドブッシュ 駆動手段と主軸駆動手段とを適宜に使い分けることで、省エネや回転力の向上を 図ることができるほか、これら駆動手段の熱による加工精度の低下の抑制を図る ことができる。

10 図面の簡単な説明

図1:本発明の自動旋盤の一実施形態にかかり、図1 (a) は、ガイドブッシュ 支持台及び主軸台を含む主要部の構成を説明する断面図、図1 (b) は、図1 (a) の主軸台の正面図である。

図2:図1のガイドブッシュ支持台部分を拡大した図である。

15 図3:主軸駆動用のモータ及びガイドブッシュ駆動用のモータの駆動を制御する 制御装置のブロック図である。

図4:図1及び図2の自動旋盤からガイドブッシュを取り外し、ガイドブッシュを備えない自動旋盤へ切り替える切り替え手順を説明する図である。

図5:図4の手順に連続する切り替え手順を説明する図である。

20 図6:切り替え後の自動旋盤の主軸台を含む主要部を示す断面図である。

図7:図7(a)は切り替え前におけるガイドブッシュ支持台の後端部分及び主軸台の前端部分を拡大した断面図、図7(b)は、図7(a)の要部をさらに拡大した断面図である。

図8:主軸後端を支持する軸受部分を拡大した断面図である。

25 図9:切り替え後におけるガイドブッシュ支持台と主軸台との連結部分を拡大した断面図である。

発明を実施する最良の形態

以下、本発明の好適な一実施形態を、図面を参照しながら詳細に説明する。

30 図1は、本発明の自動旋盤の一実施形態にかかり、図1 (a)は、ガイドブッ

20

25

シュ支持台及び主軸台を含む主要部の構成を説明する断面図、図1 (b) は、図1 (a) のガイドブッシュ支持台の正面図である。

なお、以下の説明で「前」というときには、棒材を把持する主軸チャックを設けた主軸の前端側、つまり、図1(a)において左側を指し、「後」というときには、主軸の後端側、つまり、図1(a)において右側を指すものとする。

図1 (a) に示すように、この実施形態の自動旋盤は、図示しないベッド上に 設けられたスライドガイド2と、このスライドガイド2上で前後方向に移動自在 な主軸台6と、この主軸台6の前方に配置され、スライドガイド2上で前後方向 に移動可能なガイドブッシュ支持台1と、主軸台6に回転自在に支持され、かつ、 ガイドブッシュ支持台1に対して前後方向に進退移動自在に設けられた主軸3と、

カイドフッシュ支持台1に対して前後方向に進退移動自任に設けられた主軸3と主軸3の前方かつ同一の軸線C上でガイドブッシュ支持台1に回転自在に設けられたガイドブッシュ4と、このガイドブッシュ4から突出させた棒材の加工を行う工具Tを複数装着した刃物台5と、主軸台6の後部に設けられ、主軸3の前端に取り付けた主軸チャックであるコレットチャック32の開閉を行うコレット開閉部61と、主軸3を主軸台6とともに前後方向に進退移動させる主軸移動部7

15 閉部61と、主軸3を主軸台6とともに前後方向に進退移動させる主軸移動部7 とを有している。

スライドガイド2は、図1(b)に示すように、ガイドブッシュ支持台1及び 主軸台6の下部両側に平行に配置され、スライドガイド2よりも下方に設けられ た主軸移動部7によって、主軸台6及びガイドブッシュ支持台1がスライドガイ ド2に案内されながら、前後に円滑に進退移動できるようになっている。

図2は、図1(a)のガイドブッシュ支持台を拡大した図である。

ガイドブッシュ支持台1の内部には、ガイドブッシュ駆動手段であるモータ11が組み込まれ、このモータ11のロータ11aに、軸線Cを中心として回転するガイドスリーブ12が取り付けられている。ガイドスリーブ12は、ガイドブッシュ支持台1の前端側及び後端側で、軸受13,13によって回転自在に支持されている。ガイドスリーブ12の前端側を支持する軸受13は、ガイドブッシュ支持台1の前端に取り付けられた軸受ホルダ14によって保持されている。従って、ガイドスリーブ12の前端は、軸受13及び軸受ホルダ14によって支持されることになる。

30 ガイドブッシュ4は、ガイドスリーブ12の前端に、ガイドブッシュ取付手段

30

である筒状のアタッチメント41を介して、取り付けられる。このアタッチメント41は、ガイドブッシュ4の本体部分が収容される大径孔部41aと、この大径孔部41aの後方に形成され、ガイドブッシュ4の胴部に形成された螺子部と螺合する小径孔部41bとを有している。

5 ガイドブッシュ4は、本体部分をアタッチメント41の大径孔部41aに挿入し、胴部に形成された螺子部を小径孔部41bに挿通させて突出させ、ナット42を前記螺子部に螺合させて締め付けることで、アタッチメント41に取り付けられる。そして、ガイドブッシュ4が取り付けられたアタッチメント41は、ガイドスリーブ12に前端側から挿入された後、複数本のボルト43によって、ガイドスリーブ12の前端に着脱可能に取り付けられる。また、アタッチメント41との間の隙間からガイドブッシュ支持台1の内部に侵入しないようにするために、筒状のカバー45が取り付けられる。このカバー45は、複数本のボルト46によって、軸受ホルダ14の前端面に取り付けられる。

15 刃物台5は、図示しないベッドに固定された刃物台基台51と、この刃物台基台51のガイド52に案内されながら刃物台基台51に対してY方向(紙面に直交する方向)に進退移動自在なサドル53と、このサドル53に設けられたガイド54に案内されながら、サドル53に対してX方向(図の上下方向)に進退移動自在な刃物装着部55とを有する。複数の工具Tは、刃物装着部55に櫛歯状20 に配列されて取り付けられる。そして、刃物装着部55をY方向に移動させて複数の工具Tの中から加工に使用する所定の工具Tの割り出しを行い、当該工具Tの刃先をガイドブッシュ4の近傍に位置させて棒材の加工を行う。

なお、ガイドブッシュ支持台1は、複数本のボルト15によって刃物台基台5 1に取り付けられていて、ガイドブッシュ4を使用して棒材の加工を行う場合は、 スライドガイド2上で移動しないように、つまり固定状態とされている。

また、この実施形態のように、ガイドブッシュ支持台1を刃物台基台51に取り付けてその移動を規制する場合は、ガイドブッシュ支持台1から刃物台基台51に熱が伝わらないようにするために、ボルト15はセラミック等の低伝熱性の材料で形成したものを用いるとよい。また、ガイドブッシュ支持台1と刃物台基台51との接触部に、低伝熱性の材料で形成したスペーサ58を介在させるとよ

ζ,γ°

5

30

主軸3には、軸線C上に貫通孔3 aが形成され、この貫通孔3 aの前端に、棒材を把持するコレットチャック3 2が取り付けられている。コレットチャック3 2は、筒状のコレットスリーブ3 4の前端に挿入され、このコレットスリーブ3 4とともに主軸3の前端部に挿入される。そして、コレットチャック3 2及びコレットスリーブ3 4の前端部分を収容するキャップナット3 3を、主軸3の前端の外周面に形成された螺子部3 bに螺合させて締め付けることで、コレットスリーブ3 4及びコレットチャック3 2が主軸3から脱出しないように規制される。

コレットスリーブ34の前端の内周面には、コレットチャック32を開閉させるためのカムが形成されている。また、コレットスリーブ34は、主軸3に取り付けたキャップナット33の内部で若干の進退移動が可能で、コレットチャック34に対してコレットスリーブ34が進退移動することにより、前記カムによってコレットチャック32の開閉が行われる。

コレットスリーブ34の進退移動は、コレットスリーブ34の後方に設けられたドローバ35 (図1参照)によって行われる。このドローバ35の内部には、軸線C上に棒材が挿通できる貫通孔が形成されている。ドローバ35の前端は、コレットスリーブ34の後端に突き当てられていて、ドローバ35が前進してコレットスリーブ34を前方に押すと、コレットスリーブ34の力ムがコレットチャック32を閉塞させる。また、コレットスリーブ34の内部には戻しばね34。aが設けられていて、コレットチャック32を常時キャップナット33に押し付ける方向、つまり前方に付勢している。そして、ドローバ35が後退すると、この戻しばね34aによりコレットスリーブ34がコレットチャック32に対して押し戻されて、コレットチャック32を開放させる。ドローバ35の進退移動は、主軸3の後端側のハウジング60の内部に設けられた公知のコレット開閉部61によって行われる。

ハウジング60の前端には、図1に示すよに、軸受ホルダ64によって軸受62が取り付けられている。主軸3の後端は、この軸受62によって回転自在に支持されている。また、主軸3の外周面には、軸受62よりも前方に段部39が形成されていて、この段部39と主軸3の後端から螺入されたナット63とで軸受62を前後から挟持している。

また、主軸台6の内部には、主軸3を回転させる主軸駆動手段としてのモータ8が組み込まれている。このモータ8の駆動は、モータ73及びモータ11とともに、自動旋盤の制御装置によって制御される。

図3は、モータ8及びモータ11の駆動を制御する制御装置のブロック図である。

図3に示すように、この制御装置120は、自動旋盤の制御装置(CPU)からの指令に基づいた速度信号を出力する速度処理部121と、この速度処理部121からの出力信号に基づいてモータ8を駆動させるサーボ処理部122とを有する第一の制御系と、制御装置(CPU)からの指令に基づいた速度信号を出力する速度処理部123と、この速度処理部123からの出力信号に基づいてモータ11を駆動させるサーボ処理部124とを有する第二の制御系とを有している。図3に示す例では、モータ8,11のそれぞれに対応する速度処理部121,123を設けているが、モータ8,11において共通の速度処理部を一つ設けるものとしてもよい。

15 上記の制御装置120では、モータ8及びモータ11の駆動指令が出力されると、CPUはモータ8及びモータ11の駆動を同期させるように、指令信号を速度処理部121及び速度処理部123に送信する。

このように、主軸3に作用する負荷を二つのモータ8,11に分散させることで、モータ8,11の個々の発熱量を抑制することができ、主軸台6及びガイド20 ブッシュ支持台1のそれぞれの温度上昇を最小にすることができる。また、主軸3の前端側と後端側に配置された二つのモータ8,11で、負荷を均等に分散させながら主軸3を回転させるので、主軸3の前端側と後端側の捩れを抑制することができる。

さらに、モータ8, 11の両方を最大出力で駆動させることで、重切削にも対 25 応することが可能である。

主軸3は、モータ8のロータ8aに取り付けられている。図1に示すように、 主軸台6の前端には軸受ホルダ65が取り付けられ、この軸受ホルダ65に進退 移動しないように保持された軸受66によって、主軸3が支持されている。そして、主軸3の途中部位に螺入された軸受押え用のナット38が、軸受66の後方に形成された主軸3の段付部に軸受66を押し付けることで、軸受ホルダ65及 び軸受66を介して、主軸台6に対する主軸3の進退移動が規制される。

主軸台6は、スライドガイド2に案内されながら軸線Cと同方向に進退移動自在で、この主軸台6とともに主軸3を進退移動させる主軸移動部7が、主軸台6の下方に設けられている。

5 主軸移動部7は、軸線Cと同方向に伸びる螺子軸71と、この螺子軸71を回転させるモータ73と、螺子軸71に螺入されたナット72とを有している。主軸台6は、ナット72に連結されていて、モータ73の駆動にともなう螺子軸71の回転によって、ナット72とともに軸線Cと同方向に進退移動する。

上記構成の自動旋盤においては、主軸3の後端から、貫通孔3aを挿通させて 10 棒材が供給される。次いで、棒材の前端をガイドブッシュ4から所定長さ突出させた状態でドローバ35を前進させ、コレットチャック32を閉じて棒材を把持させる。この後、モータ8とモータ11とを同期駆動させて、主軸3とガイドブッシュ4とを同じ速度で回転させる。そして、主軸移動部7のモータ73を駆動させて、主軸3とともに棒材を軸線Cと同方向(Z方向)に所定長さずつ送りながら、工具Tで所定の加工を行う。

次に、上記構成の自動旋盤からガイドブッシュ4を取り外し、ガイドブッシュ 4を備えない自動旋盤へ切り替える切り替え手順を、図4及び図5を参照しなが ら説明する。

まず、図4(a)に示すように、刃物装着部55をX方向に移動させて、切り 20 替え作業に支障を与えない位置まで、工具Tをガイドブッシュ4から遠ざける。

次いで、図4(b)に示すように、ボルト46を取り外してカバー45を軸受ホルダ14から取り外すとともに、ボルト43を取り外して、アタッチメント41とガイドブッシュ4とをガイドスリーブ12から取り外す。

また、主軸移動部7のモータ73を駆動させて主軸台6とともに主軸3を後退25 させ、主軸台6とガイドブッシュ支持台1との間に十分なスペースを確保する。モータ73を駆動させる代わりに、手動で主軸台6を後退させてもよい。主軸台6を後退させると、主軸3の前端がガイドスリーブ12から脱出して、主軸台6とガイドブッシュ支持台1との間に位置する。この状態で、図4(c)に示すように、キャップナット33を主軸3の前端から取り外し、コレットチャック32 をコレットスリーブ34とともに、主軸3の貫通孔3aから引き抜く。

25

次いで、図5 (a) に示すような筒状の主軸連結ナット37を準備し、ガイドスリーブ12の後端に挿入して取り付ける。主軸連結ナット37は、ガイドスリーブ12の内径よりも若干小さい外径を有し、かつ、主軸3の外径と同一の内径を有するナット本体部分37aと、この本体部分37aの後端部の外周面に形成され、ガイドスリーブ12の後端の内周面に形成された螺子部12aと螺合する螺子部37bと、本体部分37bの後端の開口周縁に形成されたフランジ部37cと、本体部分37aの前端部の内周面に形成され、主軸3の前端の螺子部3bと螺合する螺子部37dと、本体部分37aの前端の開口周縁に、径方向内側に向けて形成された環状の張り出し部37eとを有している。

10 上記構成の主軸連結ナット37をガイドスリーブ12の後端に挿入して螺子部37bと螺子部12aとを螺合させ、フランジ部37cがガイドスリーブ12の後端面に当接するまで締め付けることで、主軸連結ナット37がガイドスリーブ12に取り付けられる。

次いで、図5(b)に示すように、ガイドブッシュ支持台1と刃物台基台51 とを連結している複数本のボルト15を取り外して、ガイドブッシュ支持台1の 固定を解除する。これにより、ガイドブッシュ支持台1がスライドガイド2上で 進退移動自在になるので、ガイドブッシュ支持台1を手作業で主軸台6に向けて 移動させながら、主軸連結ナット37に主軸3の前端を挿入させる。さらに、主 軸3を回転させながら、主軸連結ナット37の螺子部37dと主軸3の螺子部3 bとを螺合させ、主軸3の前端がフランジ部37eに当接するまで締め付ける。

以上により、主軸連結ナット37を介して主軸3とガイドスリーブ12とが連結され、ガイドブッシュ支持台1に対する主軸3の進退移動が規制される。また、主軸連結ナット37を介して、ガイドスリーブ12と主軸3の相互間で、回転の伝達が可能になる。この実施形態では、連結ナット37が、主軸3をガイドブッシュ支持台1の所定位置で位置決めして固定する主軸固定手段を構成する。

この後、図5(b)に示すように、ガイドブッシュ4を備えない自動旋盤用に 形成されたコレットスリーブ34′を準備し、このコレットスリーブ34′の 前端にコレットチャック32を挿入して、ガイドスリーブ12の前端から主軸3 の貫通孔3aに挿入する。

30 さらに、図5(c)に示すように、ガイドブッシュ4を備えない自動旋盤用に

WO 2005/065870

形成されたキャップナット33′をガイドスリーブ12の前端の螺子部に螺着して、コレットスリーブ34′及びコレットチャック32が主軸3の前端から脱出しないように規制する。このとき、コレットスリーブ34′の後端はドローバ35の先端に当接しているので、ドローバ35の進退移動によってコレットチャック32を開閉させることができる。この実施形態では、コレットスリーブ34′が、棒材を把持させる際にコレットチャック32の位置決めを行うチャック位置決め部材を構成する。

さらに、ガイドブッシュ4を備えない自動旋盤用に形成されたカバー45′ をボルト46で軸受ホルダ14の前端に取り付ける。

10 以上で、切り替えが終了する。これにより、ガイドブッシュ4が取り付けられていたガイドスリーブ12の前端に、棒材を把持させるためのチャック機構が組み付けられる。そして、棒材の加工を行う際には、ガイドスリーブ12が主軸としての役割を果たすことになる。

図6は、上記手順により切り替えを行った後の自動旋盤の主要部を示す断面図 15 である。

図6に示すように、切り替え後のガイドブッシュ支持台1は、刃物台基台51 との連結が解除されて、スライドガイド2に案内されながら軸線Cと同方向に進 退移動できるようになる。また、ガイドブッシュ支持台1は、主軸連結ナット3 7により、ガイドスリーブ12を介して主軸3及び主軸台6と連結されるので、

20 主軸3を進退移動させる主軸移動部7により、ガイドブッシュ支持台1と主軸台6及び主軸3とが一体になって、軸線Cと同方向に進退移動することになる。すなわち、切り替え後には、ガイドブッシュ支持台1と主軸台6とで、移動可能な主軸台が形成されるわけである。

そして、主軸3の前端から所定長さ突出させた状態で棒材をコレットチャック 25 32で把持させ、工具Tに対して主軸3をガイドブッシュ支持台1及び主軸台6 とともに Z 方向(軸線Cと同方向)に送りながら、棒材の加工を行う。

前記したように、棒材の加工を行う際には、ガイドスリーブ12が主軸として の役割を果たすので、棒材の加工を行う際に主軸先端の剛性を高い状態で維持さ れ、棒材を高精度で加工することができる。

30 図7~図9は、本発明の他の実施形態にかかり、図7 (a) は切り替え前にお

る。

けるガイドブッシュ支持台の後端部分及び主軸台の前端部分を拡大した断面図 図7(b)は、図7(a)の要部をさらに拡大した断面図、図8は主軸後端を支持する軸受部分を拡大した断面図、図9は、切り替え後におけるガイドブッシュ 支持台と主軸台との連結部分を拡大した断面図である。

5 先に説明した実施形態では、主軸連結ナット37によって主軸台6とガイドブッシュ支持台1とを連結しているが、この実施形態では、主軸連結ナット37の他にさらに別の連結手段(連結部材69)を用いて、ガイドブッシュ支持台1と主軸台6とを連結するようにしている。このように、他の連結手段を用いることで、ガイドブッシュ4を使用しないで棒材の加工を行う場合において、主軸3をガイドブッシュ支持台1及び主軸台6とともに移動させる際に、主軸3に作用する負荷を軽減させることができる。

図7(a)に示すように、軸受66を保持する軸受ホルダ65は、ボルト80によって主軸台6から脱落しないように、かつ、主軸台6に対して回転しないように、主軸台6の前端面に少なくとも一本のボルト80で取り付けられている。

15 図7(b)に示すように、ボルト80には、ワッシャ81とスリーブ82とが 嵌装されている。このボルト80とワッシャ81及びスリーブ82は、軸受ホル ダ65のフランジ部分に形成されたボルト孔65bに挿入され、ボルト孔65b の底部に形成された貫通孔65cを挿通して、主軸台6の前端面の螺子孔に螺入 される。スリーブ82の長さ(軸線C方向の長さ)は、ボルト孔65bの底部の 20 肉厚よりも大きく形成されているので、ボルト80を締め付けると、軸受ホルダ 65のフランジ部分と主軸台6の前端面との間及びワッシャ81とボルト孔65bの底部との間に若干量の隙間S1が形成される。

なお、ワッシャ81及びスリーブ82を用いる代わりに、螺旋部が形成された 部分よりも軸部の径を大きくした段付ボルトを用いてもよい。

25 隙間S1の寸法は、主軸台6の前端部分における主軸3の熱膨張量の最大値よりも大きくするとよい。この実施形態では、この隙間S1が、主軸3の熱膨張による寸法変化を吸収する熱膨張吸収部を構成する。また、この実施形態では、ボルト80及びスリーブ82が、軸受ホルダ65と主軸台6との間に隙間を形成し、かつ、軸受ホルダ65が主軸台に対して回転しないようにする取付部材を構成す

WO 2005/065870

5

10

15

20

さらに、図7(a)に示すように、軸受ホルダ65の周囲には、二つ割若しくは三つ割の軸受固定部材67が環状に配置され、軸受ホルダ65と係合させた状態で、ボルト67aにより主軸台6の前端面に取り付けられる。また、軸受ホルダ65と軸受固定部材67とは、複数本のボルト67bで連結される。これにより、軸受ホルダ65が軸受固定部材67を介して主軸台6に固定される。主軸3と軸受ホルダ65とは、先に説明したように互いに移動しないように規制されているので、軸受固定部材67を介して軸受ホルダ65が主軸台6に固定されることで、主軸台6に対する主軸3の進退移動も規制される。すなわち、この実施形態では、軸受ホルダ65が、主軸3と係合して主軸台6に対する主軸3の進退移動を規制する規制手段の係合部材を構成する。

なお、図7において符号68は軸受66の外輪を前端側から押さえる軸受押さえで、ボルト68aによって軸受ホルダ65に取り付けられる。

主軸3の後端を支持する軸受62は、図8に示すように、先に説明したナット63と主軸3の段部39とで内輪62aが前後から挟持されていて、主軸3に対して前後に移動しないように規制されている。一方、軸受ホルダ64の前端には、径方向内側に張り出す突起64aが形成され、軸受ホルダ64の後端にはリング状の押さえ部材64bが取り付けられている。また、外輪62bの前端と突起64aとの間及び外輪62bの後端と押さえ部材64bとの間には、主軸3の熱膨張を吸収するための隙間S2,S3が形成されている。軸受62は、主軸3とともに、軸受ホルダ64に対して、隙間S2,S3分だけ前後に移動が可能である。この隙間S2,S3の寸法は、先に説明した隙間S1と同様に、モータ8,11のロータ8a,11aの加熱に起因する主軸3の熱膨張量よりも大きくするとよい。

ガイドブッシュ4を取り外した後には、図9に示すように、ガイドブッシュ支 25 持台1と主軸台6とを、連結部材69によって連結する。連結部材69によるガ イドブッシュ支持台1と主軸台6との連結の手順は、以下のとおりである。

先の実施形態において説明した、主軸3とガイドブッシュ支持台1とを主軸連結ナット37で連結する手順に先立ち、主軸台6をガイドブッシュ支持台1から後退させて、主軸台6とガイドブッシュ支持台1との間に十分な空間を確保する。30 そして、ボルト67a,67bを取り外して、軸受ホルダ65を主軸台6に固定

10

15

20

している軸受固定部材67を、主軸台6の前端面から取り外す。この後、主軸台6の前端面の軸線Cを中心とする円周上に、複数の連結部材69を配置して、ボルト69aを、ガイドブッシュ支持台1の前端面から後端面まで貫通するボルト孔1aに挿入し、ガイドブッシュ支持台1及び連結部材69を挿通させて、主軸台6の前端面に形成された螺子孔にボルト69aを螺入させる。そして、ボルト69aを締め付け、ガイドブッシュ支持台1と主軸台6とを互いに接近する方向に移動させながら、連結部材69により連結する。

この場合、軸受固定部材67を主軸台6から取り外すと、主軸台3に対する軸線C方向の軸受ホルダ65の固定が解除されるが、主軸3は、ガイドブッシュ支持台1に進退移動しないように取り付けられるため、連結部材69で主軸台6とガイドブッシュ支持台1とを連結した後は、軸受固定部材67を取り外しても主軸3及び軸受ホルダ65が主軸台6に対して自由に進退移動するということはない。主軸3がモータ11のロータ11aの熱によって膨張すると、この熱膨張にともなって、軸受ホルダ65が隙間Sの範囲内で移動し、主軸3の熱膨張を吸収する。

この実施形態においては、切り替えの際に、作業者は軸受ホルダ65を主軸台6の前端面に取り付けているボルト80を取り外したり緩めたりする必要が一切なく、熟練した作業者や、自動旋盤を製作・販売したメーカー等の担当者でなくても、簡単かつ迅速に切り替え作業を行うことができるという利点がある。また、ボルト80によって、軸受ホルダ65が主軸台6から離脱することがなく、軸受ホルダ65が主軸台6から離脱することがなる。なり、作業者の安全も確保することができる。

ガイドブッシュ4をガイドスリーブ12の前端から取り外して、ガイドブッシュ4を備えない自動旋盤に切り替える場合は、取付部材67を主軸台6に取り付25 けているボルト67a及び取付部材67と軸受ホルダ65を連結しているボルト67bを取り外して、取付部材67を主軸台6の前端面から取り外す。この後、先の実施形態で説明したように、連結部材69を用いてガイドブッシュ支持台1と主軸台6とを連結する。さらに、複数の連結部材69でガイドブッシュ支持台1の後端と主軸台6の前端とを連結する。

30 棒材の加工中に、モータ8,11のロータ8a,11aの熱により主軸3が軸

線C方向に熱膨張しても、連結部材69によりガイドブッシュ支持台1と主軸台6とが強固に連結されているため、その間隙が変化することはない。主軸3の熱膨張による寸法の変化は、軸受ホルダ65と主軸台6の前端面との間の隙間S1及び軸受66と軸受ホルダ65との間の隙間S2、S3によって吸収されることになる。すなわち、この実施形態では、これら隙間S1、S2、S3が主軸3の熱膨張による寸法の変化を吸収する熱膨張吸収部を構成する。

本発明の好適な実施形態について説明したが、本発明は上記の実施形態により 何ら限定されるものではない。

例えば、上記の説明では、切り替え後に主軸台6がガイドブッシュ支持台1と 2 ともに移動する主軸移動型の自動旋盤を例に挙げて説明したが、Z方向に移動可能な刃物台を有する場合は、主軸台6及びガイドブッシュ支持台1をベッド上に固定した主軸固定型の自動旋盤でも本発明の適用が可能である。この場合は、切り替えを行う際にガイドブッシュ支持台1と刃物台基台51とを連結しているボルト15を取り外すことなく、主軸移動部7の駆動系を自動旋盤の制御系から切り離すとよい。

また、刃物台基台51とガイドブッシュ支持台1の前端面との間に、所定幅のスペーサを介在させ、例えば、ガイドブッシュ4を取り付けたときにこのスペーサをガイドブッシュ支持台1から取り外すようにすることで、切り替え前後でガイドブッシュ4又は主軸3の前端の位置を調整できるようにすることも可能である。

さらに、上記の説明では、ガイドブッシュ4を備えない自動旋盤用に形成されたコレットスリーブ34′及びコレットチャック32を、主軸台6とガイドブッシュ支持台1との連結後にガイドスリーブ12の前端から挿入して主軸3に取り付けている(図5(b)参照)が、図4(c)で示した工程の直後に、主軸3の前端からコレットスリーブ34′及びコレットチャック32を挿入してもよい。

産業上の利用可能性

20

25

本発明は、主軸移動型の自動旋盤、主軸固定型の自動旋盤に適用が可能で、棒 30 材の送り、停止、工具の割り出し、位置決め、工具による棒材の加工、加工され

19

た製品の突っ切りをプログラムに従って行う数値制御自動旋盤にも適用が可能である。

また、自動旋盤の後方に配置された棒材供給装置から長尺の棒材の供給を行う タイプの自動旋盤に限らず、ロボットハンド等によって主軸前端のコレットに比 5 較的短尺の棒状の材料を供給するタイプの自動旋盤にも適用が可能である。

さらに、本発明は、ガイドブッシュ支持台の内部にモータを組み込んだビルトイン型の自動旋盤に限らず、ガイドブッシュ支持台の外側にモータを設け、このモータの駆動力を、ベルト・プーリ等の駆動力伝達機構によって主軸に伝達するタイプの自動旋盤にも適用が可能である。

10

請 求 の 範 囲

1. 主軸軸線方向に相対的に移動が可能な刃物台と主軸とを有し、前記主軸の 先端の主軸チャックに把持させた材料を前記刃物台に装着した工具で加工する自 動旋盤において、

進退移動自在な主軸台と、

この主軸台に回転自在に支持され、棒状の材料が挿通できる貫通孔が形成された主軸と、

前記主軸台に設けられ、前記主軸を回転させる主軸駆動手段と、

10 前記主軸チャックに把持させた前記材料を加工する工具を装着した刃物台と、前記主軸台よりも前記主軸の先端側に配置されたガイドブッシュ支持台と、

このガイドブッシュ支持台をベッドの所定位置に位置決めして固定する支持台固定手段と、

前記ガイドブッシュ支持台に回転自在に支持されるととともに、前記ガイドブ 15 ッシュ支持台に対して進退移動しないように規制され、前記主軸が挿入される貫 通孔が形成されたガイド部材と、

このガイド部材の先端に着脱可能に取り付けられたガイドブッシュと、

前記ガイドブッシュ支持台に設けられ、前記ガイド部材を前記ガイドブッシュ とともに回転させるガイドブッシュ駆動手段と、

20 前記主軸台とともに前記主軸を前記ガイド部材の内部で進退移動させる主軸移動手段と、

前記ガイドブッシュを前記ガイド部材から取り外したときに、前記主軸を前記ガイドブッシュ支持台に対して進退移動しないようにするとともに、前記ガイドブッシュ支持台の所定位置で位置決めして固定する主軸固定手段と、

- 25 少なくとも、前記ガイドブッシュを使用して前記材料の加工を行う際に、前記 主軸駆動手段と前記ガイドブッシュ駆動手段との同期制御を行う制御手段と、 を有することを特徴とする自動旋盤。
- 2. 前記ガイドブッシュ支持台の進退移動を案内するガイドを設け、前記支持 30 台固定手段による前記ガイドブッシュ支持台の固定を解除したときに、前記ガイ

WO 2005/065870

ドブッシュ支持台が前記ガイドに沿って移動可能とし、前記ガイドブッシュを取り外して、前記ガイドブッシュを使用しないで前記材料の加工を行う際に、前記主軸台と前記ガイドブッシュ支持台とを一体に進退移動させながら、前記主軸チャックに把持させた材料の加工を行うことを特徴とする請求項1に記載の自動旋盤。

3. 前記支持台固定手段が、前記ベッド上に位置決めして固定された位置決め 部材と、この位置決め部材と前記ガイドブッシュ支持台とを連結するボルトとを 有することを特徴とする請求項1又は2に記載の自動旋盤。

10

5

4. 前記位置決め部材と前記ガイドブッシュ支持台との間に所定幅のスペーサを介在させ、前記ガイドブッシュを取り付けたとき又は前記ガイドブッシュを取り外したときに、前記ガイドブッシュ又は前記主軸先端の位置を調整可能としたことを特徴とする請求項3に記載の自動旋盤。

15

- 5. 前記位置決め部材が、前記刃物台を支持する刃物台基台であることを特徴とする請求項3又は4に記載の自動旋盤。
- 6. 前記ガイドブッシュを取り外した際に、前記ガイド部材と前記主軸との間 20 に前記ガイド部材の回転を前記主軸に伝達する回転伝達手段を設け、

前記ガイド部材の回転が前記主軸に伝達されるようにしたことを特徴とする請求 項 $1\sim5$ のいずれかに記載の自動旋盤。

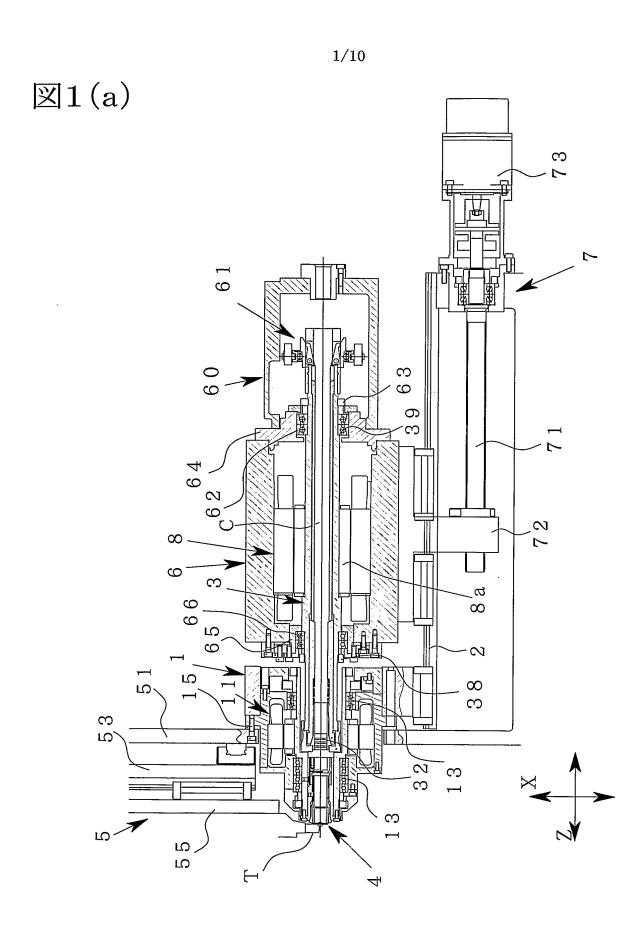
- 7. 前記制御手段が、前記ガイドブッシュを使用しないで前記材料の加工を行 25 う際に、切削条件に応じて、前記主軸駆動手段及び前記ガイドブッシュ駆動手段 の両方の駆動を制御して、前記主軸駆動手段及び前記ガイドブッシュ駆動手段を 主軸駆動用に利用することを特徴とする請求項6に記載の自動旋盤。
- 8. 前記ガイドブッシュを取り外した際に、前記主軸から前記主軸チャックと 30 この主軸チャックを開閉させるカム部材とを取り外して、前記主軸チャック及び

前記カム部材を前記ガイド部材の先端内側に位置させるとともに、前記ガイド部材の先端に、前記材料を把持させる際の前記主軸チャックの位置決めを行うチャック位置決め部材を取り付けて、加工の際に前記材料を把持する主軸のチャック機構と同様の機構を前記ガイド部材の先端に組み込んだことを特徴とする請求項1~7のいずれかに記載の自動旋盤。

- 9. 前記ガイドブッシュを前記ガイド部材から取り外したときに、前記主軸台と前記ガイドブッシュ支持台とを連結手段で連結することを特徴とする請求項1~8のいずれかに記載の自動旋盤。
- 10

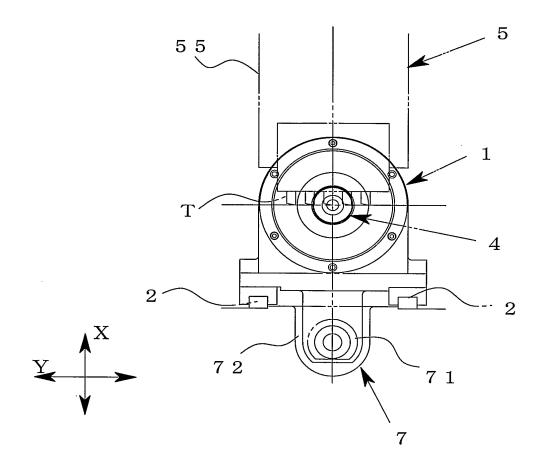
5

- 10. 請求項9に記載の自動旋盤において、熱膨張にともなう主軸の寸法変化を吸収する熱膨張吸収部を、前記主軸の少なくとも一箇所に設けたことを特徴とする自動旋盤。
- 15 11. 前記熱膨張吸収部は、前記ガイドブッシュを取り付けたときに前記主軸 台に対して前記主軸が進退移動しないように規制する規制手段と、前記ガイドブ ッシュを取り外したときに、前記規制手段による前記主軸の規制を解除する規制 解除手段とを有することを特徴とする請求項10に記載の自動旋盤。
- 20 12. 前記規制手段は、主軸軸線上の前後で前記主軸と係合する係合部材と、 前記規制解除手段により前記主軸の規制が解除されたときに、前記係合部材が前 記主軸台に対して回転しないように、かつ、前記係合部材が前記主軸台から離脱 せず、主軸軸線方向に予め設定された寸法の隙間を有するように前記係合部材を 前記主軸台に取り付ける取付部材とからなり、
- 25 前記規制解除手段は、前記係合部材を前記主軸台に取り付けて固定する取付部 材であることを特徴とする請求項11に記載の自動旋盤。

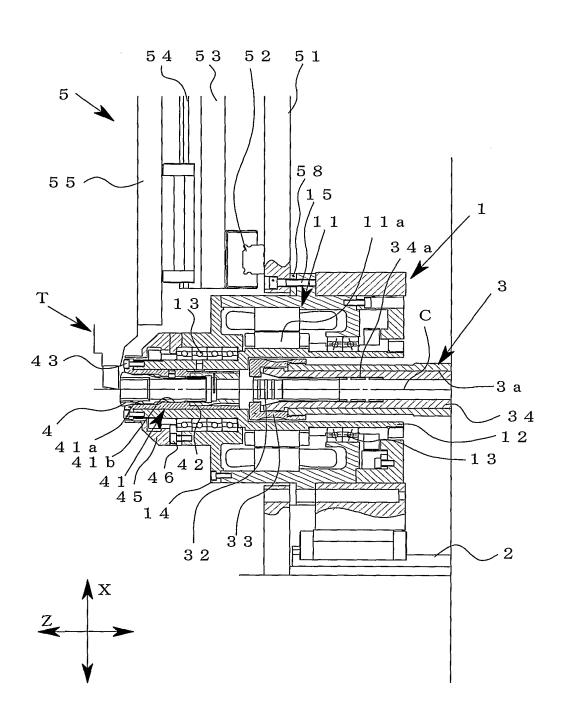


2/10

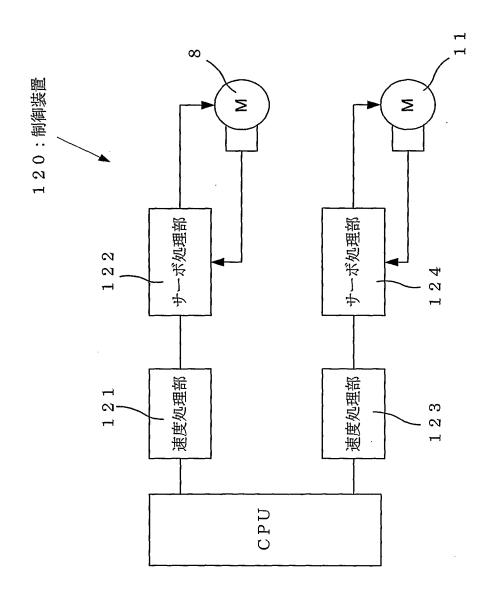
図1(b)

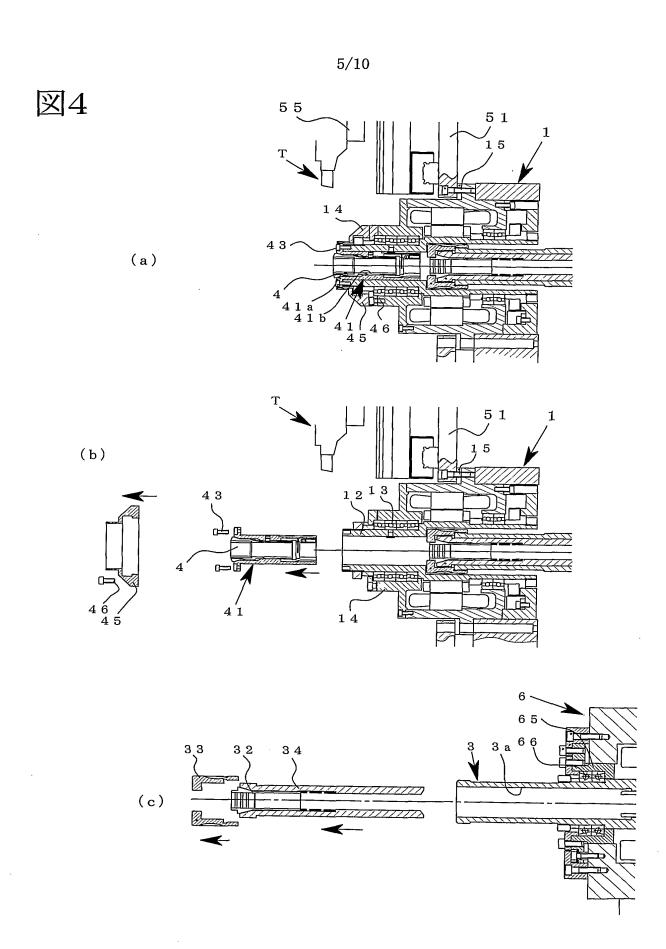


3/10

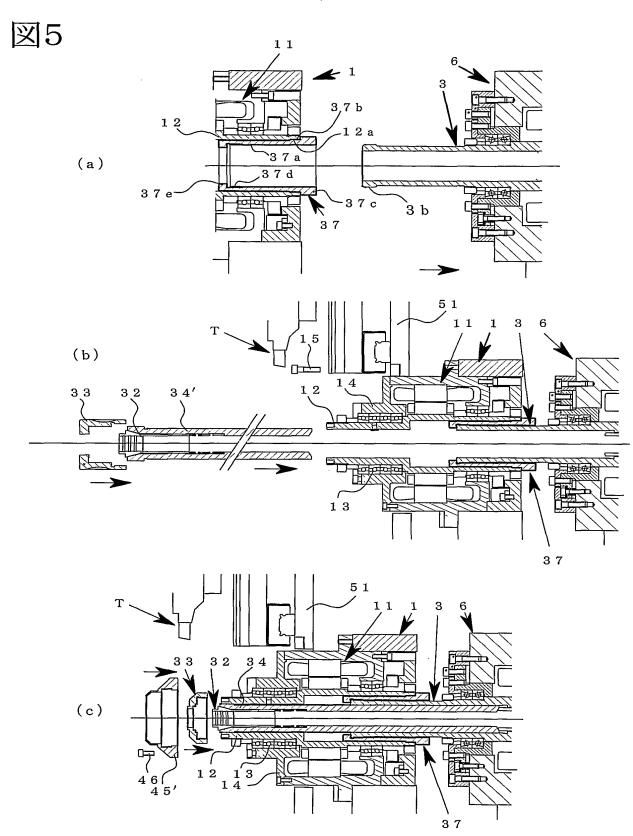


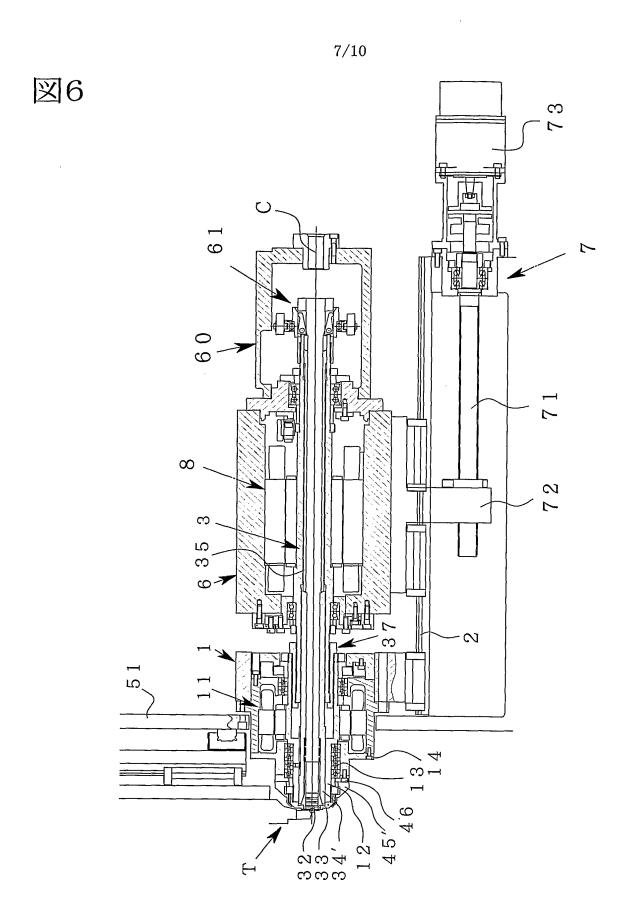
4/10



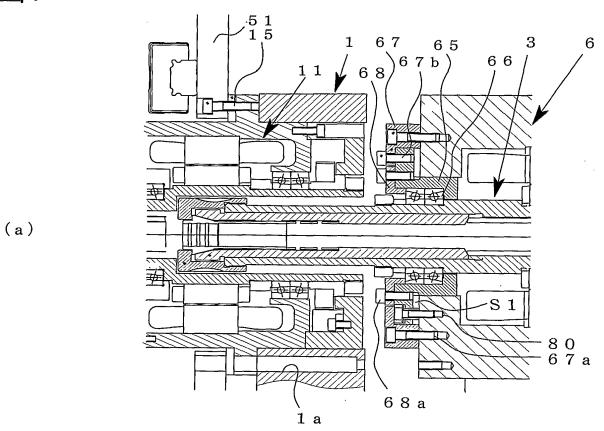


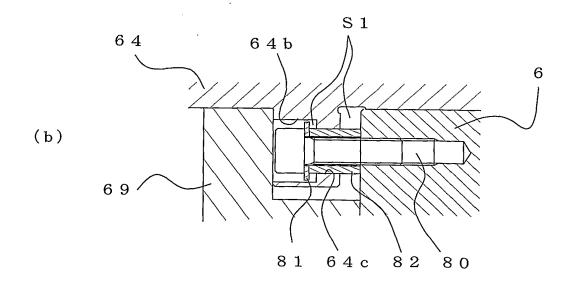




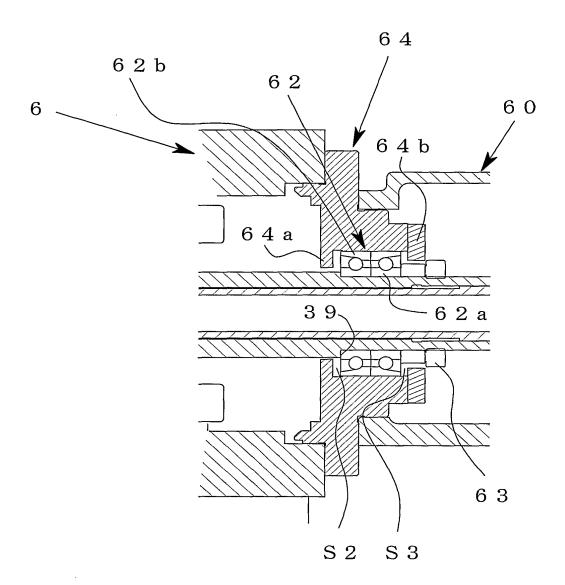


8/10

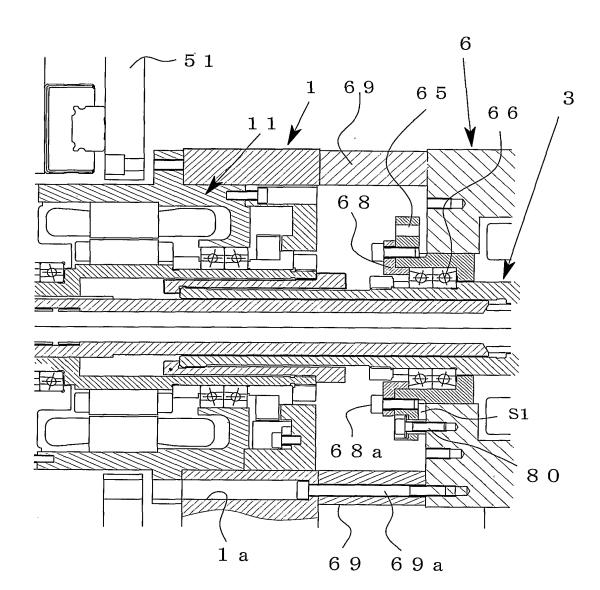




9/10



10/10



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No. PCT/JP03/16928

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER Int.Cl ⁷ B23B13/02					
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC					
	S SEARCHED				
Minimum de Int.	ocumentation searched (classification system followed C1 B23B13/02	by classification symbols)			
Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched Jitsuyo Shinan Koho 1922–1996 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994–2004 Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971–2004 Jitsuyo Shinan Toroku Koho 1996–2004					
Electronic d	ata base consulted during the international search (nam	ne of data base and, where practicable, sea	rch terms used)		
C. DOCU	MENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT	·			
Category*	Citation of document, with indication, where ap	propriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.		
Y	JP 9-225703 A (Kabushiki Kai 02 September, 1997 (02.09.97) Par. No. [0006] (Family: none)	-	1-12		
Y	JP 11-10405 A (Star Micronic 19 January, 1999 (19.01.99), Par. No. [0001] (Family: none)	es Co., Ltd.),	1-12		
Furth	er documents are listed in the continuation of Box C.	See patent family annex.			
* Special categories of cited documents: document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance "E" earlier document but published on or after the international filing date "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified) document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed Date of the actual completion of the international search 15 March, 2004 (15.03.04)		"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone "Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art document member of the same patent family Date of mailing of the international search report 30 March, 2004 (30.03.04)			
Name and mailing address of the ISA/ Japanese Patent Office		Authorized officer			
Facsimile No.		Telephone No.			

A. 発明の属する分野の分類 (国際特許分類 (IPC)) Int. Cl ⁷ B23B13/02					
	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
	テった分野				
調査を行った最小限資料(国際特許分類(IPC)) Int. Cl7 B23B13/02					
最小限資料以外の資料で調査を行った分野に含まれるもの 日本国実用新案公報 1922-1996年 日本国公開実用新案公報 1971-2004年 日本国登録実用新案公報 1994-2004年 日本国実用新案登録公報 1996-2004年					
国際調査で使用	用した電子データベース (データベースの名称、	調査に使用した用語)			
,					
	ると認められる文献				
引用文献の カテゴリー*_	引用文献名 及び一部の箇所が関連する。	ときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号		
Y	JP 9-225703 A (株式 1997.09.02,段落【00		$1-1\ 2$		
Y	Y JP 11-10405 A (スター精密株式会社) 1-12 1999.01.19,段落【0001】(ファミリーなし) 1-12				
C欄の続き	 きにも文献が列挙されている。		L 紙を参照。		
* 引用文献のカテゴリー 「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示すもの 「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日以後に公表されたもの 「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する文献(理由を付す) 「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献 「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願		の日の後に公表された文献 「T」国際出願日又は優先日後に公表された文献であって出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論の理解のために引用するもの 「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明の新規性又は進歩性がないと考えられるもの 「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以上の文献との、当業者にとって自明である組合せによって進歩性がないと考えられるもの 「&」同一パテントファミリー文献			
国際調査を完了した日 15.03.2004		国際調査報告の発送日 30.3.2004			
国際調査機関の名称及びあて先 日本国特許庁(ISA/JP) 郵便番号100-8915 東京都千代田区霞が関三丁目4番3号		特許庁審査官(権限のある職員) 和田 雄二 電話番号 03-3581-1101	3 C 3 0 2 0		